## This Page Is Inserted by IFW Operations and is not a part of the Official Record

## **BEST AVAILABLE IMAGES**

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

## IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning documents will not correct images, please do not report the images to the Image Problem Mailbox.

41/36/ 5/1990

MOAV  $\star$  Q61 91-115976/16  $\star$ SU 1567-808-A Rivet and bolt has sealing compound in micro-capsule form in clearances between rivet head, shank ribs and locking ring

MOSC AVIATION INST 09.06.88-SU-439009

(30.05.90) F16b-19/08

09.06.88 as 439009 (1439MB)

The rivet/bolt, esp. for making a sealed joint, consists of a shank (4) with a ring (1) and a sealing compound. The shank has a primary head (3) on one end, ribs (5) and a shearing section on the other,

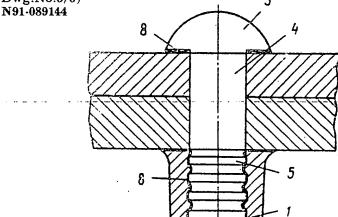
while the ring engages with the ribs.

The end of the ring facing towards the head has a recess containing the sealing compound, which is contained in microcapsules covered with a protective film. The compound is also contained under the head (3) and on the shank's ribs. The depth of the annular recess in the ring is calculated from a formula based on the material of the ring, its dimensions, and the size of the microcapsules.

When the joint is tightened, the sealing compound fills all the clearances, providing a sealed joint without the use of sealing substances between the workpieces or on top of the joint

components.

ADVANTAGE - More reliable seal. Bul. 20/30.5.90 (4pp Dwg.No.3/3)



© 1991 DERWENT PUBLICATIONS LTD.

128, Theobalds Road, London WC1X 8RP, England
US Office: Derwent Inc., 1313 Dolley Madison Boulevard,
Suite 303, McLean, VA22101, USA
Unauthorised copying of this abstract not permitted.

ГОСУДАРСТВЕННЫЙ НОМИТЕТ ПО ИЗОБРЕТЕНИЯМ И ОТНРЫТИЯМ ПРИ ГННТ СССР

## ОПИСАНИЕ ИЗОБРЕТЕНИЯ

**Н АВТОРСНОМУ СВИДЕТЕЛЬСТВУ** 

(21) 4439009/31-27

(22) 09.06.88

(46) 30.05.90. Бюл. № 20

(71) Московский авиационный институт им. Серго Орджоникидзе

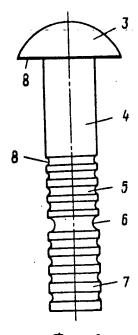
(72) В.З.Кондрашов, А.А.Годовалов и А.Н.Фомин

(53) 621.884 (088.8)

(56) Ершов В.И., Павлов В.В., Каширин М.Ф., Хухорев В.С. Технология сборки самолетов. - М.: Машиностроение, 1986, с.128.

Патент США № 3139786, кл. 85-7, 1964. (54) БОЛТ-ЗАКЛЕПКА

(57) Изобретение относится к машиностроению, к заклепкам для герметичных соединений. Цель изобретения — повышение надежности герметизации заклепочного соединения. Болт-заклепка состоит из кольца с кольцевой выемкой на торце и стержня с закладной головкой 3, гладким участком 4, участком 5 с кольцевыми ребрами, шейкой и отрывным технологическим хвостовиком. Кольцо установлено на кольцевых ребрах стержня. Герметизирующее сред-



Фиг. 2

000/000 m 100/000

ство 6 в виде микрокапсул герметика, покрытых защитной пленкой, нанесено в кольцевой выемке кольца, под за-кладной головкой стержня и на его кольцевых ребрах. При втягивании стержня в отверстие соединяемых дета-лей и при обжатии на нем кольца про-

исходит разрушение микрокапсул герметика. Герметик заполняет все зазоры и создает герметичное заклепочное соединение без применения внутришовной и поверхностной герметизации.

3 ил.

Изобретение относится к машиностроению, в частности к заклепкам для герметичных соединений.

Цель изобретения - повышение надежности герметизации заклепочного соединения.

На фиг.1 показано кольцо с кольце- 20 вой выемкой, заполненной микрокапсулами герметика; на фиг.2 - болт-заклепка с нанесенными на нее микрокапсулами герметика; на фиг.3 - герметичное заклепочное соединение. 25

Болт-заклепка состоит из кольца 1 с кольцевой торцевой выемкой 2, заполненной микрокапсулами герметика и стержня с закладной головкой 3, включающего гладкий участок 4, средний участок с накатанными кольцевыми ребрами 5, шейку и отрывной технологический хвостовик 7. Под закладную головку и в углублении между кольцевыми ребрами на среднем участке стержня нанесены микрокапсулы герметика 8. Микрокапсулы герметика ващитной пленкой.

Болт-заклепка вставляется в отверстие, на хвостовик устанавливается пресс, и стержень болт заклепки втя-гивается в отверстие. Затем на стержень болт-заклепки устанавливается кольцо 1, далее происходит обжатие кольца и обрыв хвостовика 7 по шей-ке 6.

После втягивания болт-заклепки в отверстие происходит разрушение микрокапсул герметика, расположенных под закладной головкой. При обжатии кольца разрушаются микрокапсулы, расположенные на среднем участке стержня и в кольцевой выемке на торце кольца.

Усилие, действующее на кольцо при обжатии, равно усилию отрыва хвостовика Р. Под действнем силы Р кольцевые выступы (буртики) начинают деформироваться. Для деформации кольцевых выступов до высоты, равной или мень-

шей, чем диаметр микрокапсул (это не15 обходимо, для разрушения микрокапсул),
надо чтобы величина равная площадки
кольцевых выступов S<sub>AA</sub> после деформации умноженная на предел прочности
материала кольца G<sup>n</sup> была равна уси20 лию P:

$$P = S_{dd} \mathcal{E}_{B}^{\kappa} . \qquad (1)$$

Площадь кольцевых выступов по де-5 формации S<sub>ДД</sub> равна сумме площадей внешнего и внутреннего кольцевых выступов.

$$S_{\Delta\Delta} = S_{BHew} + S_{BHYTp};$$

$$S_{BHew} = \frac{\widehat{n}D^2}{4} - \frac{\widehat{n}(D-21)^2}{4} = \widehat{n}(D1-1^2);$$

$$S_{BHYTP} = \frac{\hat{I}(d+21)^2}{4} + \frac{\hat{I}(d^2)}{4} = \hat{I}(d1+1^4);$$

$$S_{\Delta\Delta} = \widehat{n} (D1-1^2) + \widehat{n} (d1+1^2) = \widehat{n} 1 (d+D),$$

где D - наружный диаметр кольца;

d - внутренний диаметр кольца;

 толщина кольцевого буртика кольца.

45 Объем кольцевых выступов находят из соотношения

$$V_{\kappa} = S_{\Delta\Delta} \cdot h$$
,

о где h - глубина кольцевой выемки, мм. Подставляя S<sub>40</sub> из формулы (2) получаем:

$$V_{\nu} = \widehat{n} lh(d+D). \tag{3}$$

Учитывая, что при деформации объем кольцевых выступов остается неизменным, находят площадь кольцевых выступов после деформации

$$S_{\Delta\Delta} = \frac{V_K}{d_{M.K}} = \frac{\int lh(d+D)}{d_{M.K}},$$

где  $d_{M,k}$  - диаметр микрокапсул, мм. Подставляя значение S<sub>ДО</sub> в формулу (1) получим:

$$P = \frac{\int \int h (d+D) \delta_{\underline{a}}^{\kappa}}{d_{M,\kappa}}.$$
 (4)

Необходимо, чтобы кольцевые выступы при осаживании не теряли устойчивости. Кольцевой выступ можно представить как короткий тонкостенный цилиндр с опертыми кромками, нагруженный осевой силой. Критические напряжения потери устойчивости рассчитываются по формуле

$$\mathcal{G}_{\kappa\rho} = \frac{0.9E_{\kappa} \cdot 1^{2}}{h^{2}},$$

при ограничении

$$h \leq 1,22\sqrt{\frac{d1}{2}},$$

$$\begin{cases} \frac{0}{2} \frac{9E_{\kappa}}{h^{\frac{2}{2}}} \frac{1^{2}}{7} \frac{3}{6} \frac{\kappa}{8} \\ h = \frac{P \cdot d}{\sqrt{1}} \frac{d \kappa}{(d+D)6} \frac{\kappa}{8} \end{cases} \qquad \begin{cases} h \leq 1, 22 \sqrt{\frac{d1}{2}} \\ h = \frac{P}{\sqrt{1}} \frac{d \kappa}{(d+D)6} \frac{\kappa}{8} \end{cases}, \quad 1 \leq \frac{P}{\sqrt{1}} \frac{d \kappa}{(d+D)6} \frac{\kappa}{8} \end{cases}$$

50

Решая неравенства, получают

1 > 
$$\sqrt{\frac{P \cdot d_{MK}}{\widehat{n}(D+d)} \sqrt{\frac{9E_{K}G_{\delta}^{K}}{1}}}$$

После установки болт-заклепки микрокапсулы, находящиеся под закладной головкой, на среднем участке стержня и в кольцевой выемке в торце кольца, разрушаются, герметик заполняет щели между пакетом и болт-заклепкой, создавая герметичное соединение.

Данное техническое решение позволит создать герметичное болт-заклепочное соединение за счет нанесения микрокапсул герметика под закладную головку, на средний участок стержня в углубления между кольцевыми выступами и в кольцевую выемку, выполненную в торце кольца, который контактирует с пакетом.

1567808

где 1 - толщина стенки колы буртика, мм;

commenced and individual control of the first for the first of the first of the first of the first of the

h - глубина кольцевой вы

d - внутренний диаметр к E<sub>к</sub> - модуль упругости мат кольца, кг/мм2.

Критические напряжения до: вышать предел прочности матер 10 кольца Скр 7 6 к.

Подставляя в неравенство з **Ско**, получают

$$5 \frac{0.9E_{k}1^{2}}{h^{2}} > 6_{8}^{k}, \text{ при } h \leq 1,22\sqrt{\frac{5}{2}}$$

Глубина кольцевой выемки h на быть меньше диаметра микрок.

h > d M.K. Используя соотношение (4), ь зависимость между 1 и h .

$$h = \frac{P \cdot d \cdot \kappa}{\sqrt{1 \cdot (d+D)G \cdot \kappa}}$$

На толщину буртика накладыва: ограничения из соотношений (5) ј

Применение болт-заклепки для в нения герметичных швов позволит н 40 производить внутришовную и поверх стную герметизацию шва полисульфи; ми герметиками, что обеспечит сних ние массы конструкции, улучшение у ловий труда за счет отказа от прим 45 нения в производстве токсичных ве ществ, а также снижение трудоемкос сборочных работ.

Формула изобретени

Болт-заклепка, содержащая стержє кольцо и герметизирующее средство, при этом стержень выполнен с эаклад ной головкой на одном конце и конце выми рабрами и отрывным технологиче ким хвостовиком на другом конце, а кольцо установлено на кольцевых ребрах стержня, отличающийс; тем, что, с целью повышения надежнос ти герметизации заклепочного соедине ния, на торце кольца, обращенном к закладной головке стержня, выполнена кольцевая выемка, герметизирующее средство выполнено в виде микрокапсул герметика, покрытых защитной пленкой, и размещено в упомянутой кольцевой выемке кольца, под закладной головкой стержня и на его кольцевых ребрах, при этом глубина кольцевой выемки кольца равна

$$h = \frac{P \cdot d \cdot M \cdot K}{6 \cdot n \cdot (D+d) \cdot 1},$$

при условии, что

$$1 < \frac{P}{\delta_{\frac{K}{8}}(d+D\widehat{\Pi})}; 1 > \sqrt{\frac{P \cdot d_{M,K}}{\widehat{\Pi}(D+d)\sqrt{0,9E_{k}\delta_{\frac{K}{8}}^{K}}}}; 1 > \sqrt{\frac{P^{2} \cdot d_{M,K}^{2}}{(\delta_{\frac{K}{8}})^{2}(0,744d)\widehat{\Pi}^{2}(D+d)^{2}}},$$

- глубина кольцевой выемки, где ћ

MM; толщина кольцевых буртиков, образованных кольцевой выемкой на торце кольца, мм $_\chi$ 

- предел прочности материала кольца, кг/мм<sup>2</sup>;

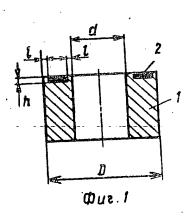
 $d_{M,k}$  - диаметр используемых микро-

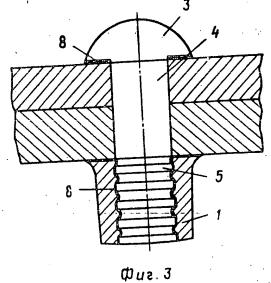
капсул герметика, мм;

- наружный диаметр кольца, мм, · D - внутренний диаметр кольца,

- модуль упругости материала кольца,  $\kappa \Gamma / MM^2$ ;

- усилие отрыва хвостовика, ĸг.





Слставитель Н. Никулина Техред Л.Сердюкова

Корректор М.Максимишинец

Редактор Л.Пчалинская

Тираж 552

Подписное

Заказ 1311 ВНИНПИ Государственного комитета по изобретениям и открытиям при ГКИТ СССР 113035, Москва, Ж-35, Раушская наб., д. 4/5

Производственно-издательский комбинат "Патент", г. Ужгород, ул. Гагарина, 101